EUROPEAN PATENT OFFICE

Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER

58113501

PUBLICATION DATE

06-07-83

APPLICATION DATE APPLICATION NUMBER 28-12-81 56210040

APPLICANT: TOSHIBA CORP;

INVENTOR: KAWASAKI SAKAE;

INT.CL.

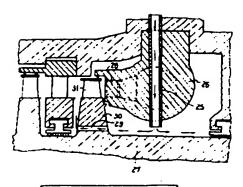
F01D 5/08 F01D 5/18 F01D 9/06

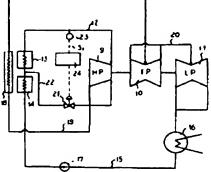
F01D 25/12

TITLE

: COOLING DEVICE OF STEAM

TURBINE





ABSTRACT: PURPOSE: To efficiently cool a turbine, by connecting a branch pipe between primary and secondary heaters to both interpose a flow regulting valve to said branch pipe and connect the other end of said branch pipe to a cooling steam pipe opened to a high pressure stage of the turbine.

> CONSTITUTION: A flow regulating valve 21 connected to a cooling steam pipe of a high pressure turbine 9 is interposed in a branch pipe 22, and the pipe 22 is branched from between a primary heater 13 and secondary heater 14. In this way, high pressure steam at low temperature taken off from the pipe 22 is guided as the cooling steam to a cooling steam pipe 25 while being controlled a flow by the valve 21 on a path of the pipe 22 through temperature of main steam flowig in a main steam pipe 12, then the cooling steam flows in through a nozzle box 26 to directly cool a turbine rotor 27. Further said cooling steam flows in a balance hole 29 formed in a moving blade embedded part 30 to cool said part 30. Accordingly, the cooling steam can be easily obtained without causing the decrease of temperature of steam once heated.

COPYRIGHT: (C)1983,JPO&Japio

(9) 日本国特許庁 (JP)

①特許出願公開

⑫公開特許公報(A)

昭58—113501

(1) Int. Cl.3	識別記号	庁内整理番号	④公開 昭和58年(1983)7月6日
F 01 D 5/08 5/18 9/06		7910—3G 7910—3G 7910—3G	発明の数 1 審査請求 未請求
25/12		7813—3G	(全 4 頁)

芝浦電気株式会社タービン工場

外1名·

②特 願 昭56--210040

⑪出 願 人 東京芝浦電気株式会社

②出 願 .昭56(1981)12月28日

川崎市幸区堀川町72番地

⑫発 明 者 川崎榮

個代 理 人 弁理士 則近憲佑

横浜市鶴見区末広町2の4東京

明 細 書

1. 発明の名称

蒸気タービンの冷却装置

2. 特許請求の範囲

1. 1次加熱器および2次加熱器で順次加熱された無気をタービンに供給する主無気管と、前記1次加熱器および2次加熱器の間から分岐する流量調整弁の介揮される分岐管と、この分岐管に一端を接続され他端を前記タービンの高圧段務に関口する冷却無気管とを備えたことを特徴とする無気タービンの冷却装置。

2. 流量調整弁の間度は、主蒸気管内を流れる 蒸気の過度を測定する温度計からの信号を入力し この値に基づいて器度信号を出力する制御装置に より制御されることを等徴とする特許請求の範囲 第1項記載の蒸気タービンの冷却装置。

3. 発明の詳細な説明

(発明の技術分野)

二本発明は、薫気タービンの冷却装置に係り、特に、高温部を有する高圧設落を効率良く冷却し得

るようにした 薫気タービンの 冷却装置に関する。 (発明の技術的背景)

蒸気タービンは電力供給の担手として従来から大きな役割を果たしているが、近年エネルギ資源の枯渇化に伴い、蒸気タービンの高効率化が要望されている。

そして、このような素気タービンの高効率化の 手法の一つとして、薫気タービンを作動させる作 動薫気を高温、高圧化する方法が行なわれている。

しかしながら、このように、蒸気条件を高く取る場合には、特に蒸気ターピンの、高圧収落に、高温の蒸気が流入するためターピンロータ、動製植込部、テノン等が過熱され高温強度等の低下を招くという問題がある。そこで、蒸気ターピンロータの冷却について、例えば第1回、第2回に示すような方法が行なわれている。

第1回は、内部冷却による方法を示している。 すなわち、この冷却方法は、第1段落の反動度を 負の反動度とし、動翼1出口の圧力を参翼2出口 の圧力より高くし、動翼植込部3に設けたパラン 直列に接続されている。 1 次加熱器 1 4 と低圧タービン 1 1 とは給水管 1 5 により接続されており、この給水管 1 5 には復水器 1 6 および給水ポンプ 1 7 が介挿されている。高圧タービン 9 と中圧タービン 1 0 とは、加熱器 1 8 の介挿される配管 19 により接続されており、また中圧タービン 1 0 と低圧タービン 1 1 とは配管 2 0 により接続されている。

そして1次加熱器13と2次加熱器14との間からは、後に述べる高圧タービン9の冷却蒸気管に接続される液量調整弁21の介揮された分岐管22が分岐している。

主然気管 12 には、この主蒸気管 12 内を流れる 蒸気の温度を測定する 温度計 23 が配設されており、この温度計 23 からの温度信号 8, は、この温度信号 8, の値に対応して流量調整弁 21 の 助度を制御する制御装置 24 に出力される。

第4 図および第5 図は、前述した分岐管 22 が接続される冷却蒸気管の近傍を示すもので、図において符号 25 は冷却蒸気管を示している。

本発明はかかる従来の事情に対処してなされたもので、高圧段格族気ターピンの内部効率及びサイクル効率を低下させることなく、効率良く好適に蒸気ターピンを冷却し得る蒸気ターピンの冷却装置を提供しようとするものである。

(発明の概要)

すなわち、本発明は、1次加熱器および2次加 熱器で順次加熱された蒸気をタービンに供給する 主蒸気管と、前紀1次加熱器および2次加熱器の 間から分岐する流量端盤弁の介揮される分岐管と、 この分岐管に一端を接続され他端を前紀タービン の高圧段落に開口する冷却蒸気管とを備えたこと を特徴とする蒸気タービンの冷却装置である。

以下、本発明の詳細を図面に示す実施例について説明する。

第3図において符号9 、10 および 11 は、それぞれ高圧タービン、中圧タービンおよび低圧タービンを示しており、高圧タービン 9 には主 M 気管 12 が接続されており、この主 蒸気管 12 の上流には、2 次加熱器 13 および 1 次加熱器 1 4 が

すなわち、この冷却薫気管 25 は、ノズルボックス 26 を貫通して、蒸気ターピンロータ 27 近傍に開口している。ノズルボックス 26 内には静翼 28 が配設されており、また蒸気ターピンロータ 27 に固設されたパランスホール 29 の穿設される動翼植込部 30 には、動翼 31 が固設されている。

以上のように構成された蒸気タービンの冷却装置では、1次加熱器14である程度加熱された前圧蒸気は、2次加熱器13の間の分岐管22より一部取り出される。なお、3の観で最終加熱される前に、1次加熱器13の観響22かの無数で最終加熱されるのが管22かの無数を加入のでで、高圧、低温取り出たを通過性にある。よりに対して分岐管22を流れる主無気のはより流気をでは、冷却蒸気管25に流入した蒸気は、ルンスル

特開昭58-113501(3)

ポックス 2 6 内を通過し、タービンロータ 2 7 を 直接冷却し、また、その冷却蒸気は動翼箱込部 3 0 に形成されたパランスホール 2 9 を通って、動翼 種込部 3 0 の冷却を行なう。

(発明の効果)

以上述べたように、本発明の蒸気タービンの冷却装置によれば、一度、加熱した蒸気を減温することなく、冷却蒸気を簡単に得ることができる。また、蒸気を減温することにより発生していたサイクル効率の低下を防ぐことができる。そして段常内に流入した冷却蒸気は高圧なので、段落において負の反動度を採る必要はなくなり、内部効率の低下を防ぐことができる。

なお、本発明の蒸気タービンの冷却装置は、タービン構造および設計思想により、多種多様に実施されるもので、前述した一実施例に限定されず、本発明の特許請求の範囲および、本発明の基本精神から逸脱せずに多種多様の変形がなし得るものである。

4. 図面の簡単な説明

第1 図は、従来技術におけるタービン内部の冷却構造を示すためのタービンの要部断面図、第2 図は、従来技術におけるタービン冷却方法を示すためのタービン配管系統図、第3 図は、本発明の一実施例を示すタービン配管系統図、第4 図は、本発明の一実施例を示すタービンの要部正面図、第5 図は、第4 図の A - A 線に沿う要部断面図である。

9 …… 高圧ターピン

12 …… 主蒸気管

13 …… 2次加熱器

14 …… 1次加熱器

21 …… 流量調整弁

22 ----- 分岐管

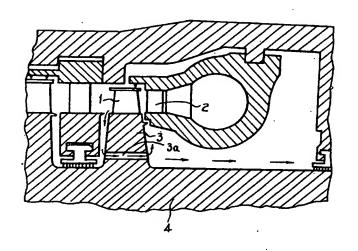
23 温度計

2.4 …… 制御装置

25 …… 冷却蒸気管

(7317) 代理人弁理士 則 近 憲 佑 (ほか1名)

第 1 図



第 2 図

